19日本国特許庁(JP)

① 特許出願公開

@ 公 開 特 許 公 報 (A) 平1-203688

®Int. Cl. ⁴

識別配号

庁内整理番号

@公開 平成1年(1989)8月16日

F 04 C 29/00 23/02 29/06

J - 7532 - 3H

K - 7532 - 3H

C-7532-3H審査請求 未請求 請求項の数 8 (全7頁)

会発明の名称

密閉形電動圧縮機

②特 願 昭63-27739

②出 願 昭63(1988) 2月10日

伽発 明 者 進 藤

泰宏

栃木県下都賀郡大平町大字富田800番地 株式会社日立製

作所栃木工場内

⑩発明者 坂 爪

秋 郎

神奈川県横浜市戸塚区吉田町292番地 株式会社日立製作

所家電研究所內

70 発 明 者 東 條

健 司

茨城県土浦市神立町502番地 株式会社日立製作所機械研

杂所内

勿出 願 人 株式会社日立製作所

東京都千代田区神田駿河台4丁目6番地

四代 理 人 弁理士 髙橋 明夫

外1名

明細智

- 1. 発明の名称 密閉形電動圧縮機
- 2. 特許請求の範囲

 - 2. 特許請求の範囲第1項記載のものにおいて、 圧縮機構部の下輪受偶と吸込機手との間に、圧 縮機構部を密閉容器に弾性支持する手段を設け るとともに、電動機部の上方に、電動機部およ び圧縮機構部を密閉容器に支持する倒れ防止手 段を設けたことを特徴とする密閉形電動圧縮機。

- 3 , 特許請求の範囲第1項記載のものにおいて、 吸込総争は、圧縮機構部の吸込口の挿入される 吸込穴内周に円周滯を取け、シール部材を築壌 するようにしたことを特徴とする密閉形電動圧 縮機。
- 4. 特許請求の範囲第1項記載のものにおいて、 吸込口は、圧縮機構部の吸込例に逃過する吸込 管に一体に接続するもので、クランク軸の軸心 とほぼ一致する軸心をもつ吸込口を、吸込維手 の吸込穴に挿入するようにしたことを特徴とす る密閉形電動圧縮機。
- 5. 特許請求の範囲第1項または第2項記載のもののいずれかにおいて、圧縮機構部および電動機構部の軸心を、密閉容器の水平方向中心に対し、電動機部の回転子が密閉容器の底部に貯造されている潤滑油の油面に接触せず、かが前部込む手と吸込口との接合部のシール部材が前記込む手と換していような角度に傾斜させて配設したことを特徴とする密閉形電動圧縮機。
- 6. 特許請求の範囲第2項記載のものにおいて、

圧縮機構部を密閉容器に弾性支持する手段は、 圧縮機構部の下軸受に下軸受力がを設け、この 下軸受力がと吸込継手との間に、その上編を下 軸受力がに装着し、その下端を吸込継手の外周 に装着するコイルばねを設けたものであること を特徴とする密閉形電動圧縮機。

- 7. 特許請求の範囲第2項または第5項記載のもののいずれかにおいて、圧縮機構部の下輪受力に発力が、正確機構部の下輪受力がにはなり、この下輪受力がにばな産を設け、このばな座と吸込維手との間に、ばな産に装着される側はな数をきの密着者のと複数巻きの圧縮コイルばな部とで形成され、吸込継手に装着される側はばな素線巻きとなるばなアセンブリを設けたものであることを特徴とする密閉形電動圧縮機。
- 8. 特許請求の範囲第2項または第5項記載のもののいずれかにおいて、電動機部および圧縮機構部を密閉容器に支持する例れ防止手段は、固定子を圧縮機構部に固定するための支持腕を電

上記従来技術を第7図および第8図を参照して説明する。

第7回は、特公昭44-26512号公報記載の従来の密閉形電動圧縮機の緩断面図、第8回は、第7回のA-A矢視断面図である。

第7図および第8図に示す圧縮機は、ハウジング36の内周側面に固着されたクリップ37と、 圧縮機構部の後部ヘッド38との間に複数のコイルばね39を設け、これにより圧縮機構部をハウジング36に吊り下げて弾性的に支持している。

吸込ガスは、ハウジング36に一端をろう付けされハウジング36と圧縮機構部との間の空間領域40を約一周するループ状の吸込導入管41によって、圧縮機構部の前部ヘッド42に導かれ、 シリンダ(図示せず)内に供給される構造となっていた。

上記世来技術の構造では、ハウジング36に対する圧縮機構部および登動機部の横ゆれや倒れを 規制するものが無いため、十分な内部空間領域を 持つ必要があり、このため、圧縮機の小形化を図 助機部の上部中心を機切るように位置せしめ、 この支持腕に、クランク軸の軸心とその中心が 一致する穴部を形成し、この穴部に嵌め合うべ きピンを密閉容攝に固定したものであることを 特徴とする密閉形電動圧縮機。

3. 発明の詳細な説明

[産業上の利用分野]

本売明は、密閉形電助圧縮機に係り、特に、例 えば冷蔵庫の機械室を小さくして庫内容積効率を 向上させるのに好適な、小形、低級動の密閉形態 動圧縮機に関するものである。

[従来の技術]

従来の装置は、例えば特公昭 4 4 - 2 6 5 1 2 号公银に記載されているように、圧縮機械部は、ハウジングの側面にて複数のコイルばねにより吊り下げられ、また、吸込ガスは、ハウジングと圧縮機構部との間の空間を約一周するループ状の吸込導管によって圧縮機構部に導かれる構造となっていた。

[発明が解決しようとする課題]

ることができないという欠点があった。

また、上記従来技術の構造では、吸込導入管4 1が圧縮機構部の前部ヘッド42とハウジング3 8との間に固着されて取り付けられているため、 この吸込導入管41を経由して圧縮機構部の振動 がハウジング38に直接伝達され、圧縮機の振動 が大きいという欠点があった。

本発明は、上記従来技術における課題を解決するためになされたもので、圧縮機構部の選転時の 摂動を解消した、小形、低摂動の密閉形電動圧縮 機を提供することを、その目的とするものである。

[課題を解決するための手段]

上記目的を逮成するために、本発明に係る密閉形理動圧縮機の構成は、密閉容弱内に、クランク 動を備えた圧縮機構部と理動機部とを収納してなる を開発電動圧縮機において、前配圧縮機構部の クランク軸軸心の延長上に、当該圧縮機構部の吸 込例に適適する吸込経路の吸込口を設け、密閉容 の圧縮機構部側の端部に、前記クランク軸の軸 心とほぼ一致する吸込穴を有する吸込總手を放け て、この吸込継手の吸込穴に、圧縮機構部の前記 吸込口をシール部材を介して関勤可能に接続した ものである。

より詳しくは、圧縮機構部の下軸受側と吸込機 事との間に、圧縮機構部を密閉容器に弾性支持す る手段を設けるとともに、電動機部の上方に、電 助機部および圧縮機構部を密閉容器に支持する例 れ防止手段を設けたものである。

[作用]

上記の技術的手段による働きを次に述べる。

圧縮機構部の吸込側に逃過する吸込経路の吸込口は、密閉容器に取付けられている吸込結手の吸込穴に挿入され、シール部材を介して接続されている。このため、圧縮機構部の選転時の抵動は、吸込経路から直接密閉容器に伝達されることなく、シール部材との康族、摺動により吸扱されてしまう。

また、圧縮機構部の下軸受側と吸込継手との間に、圧縮機構部を密閉容器に弾性支持する手段を設けてあるので、圧縮機構部の揺動が密閉容器に

第1図に示す本実施例の密閉形電動圧縮機は、密閉容器1内の上部に電動機部3、下部に圧縮機構部2を、クランク軸9によって遊結したものを収納してなる軸心Yの縦形のもので、圧縮機構部2は中タリ圧縮機、電動機部3は軸方向空隙形(アキシヤルエアギヤツプタイプ)電動機となっている。

各部の具体的構成を次に述べる。

第1図に示すように、密閉容器(チヤンバ)1 は、上チヤンバ1a, 下チヤンバ1bからなる。 密閉容器1内には、圧縮機構部2および電動機部 3 がコイルばね4により弾性的に支持され収納さ れている。

圧縮機構部2は、上軸受5、下軸受6、シリンダ7、ローラ8、クランク輪9、ペーン10、ペーンスプリング11等から構成され、ポルト12により相互に締結されている。

圧縮機構館2のクランク輸3の下方には、前記クランク輸3の輸心とその中心が一致するように、吸込管13の吸込口14が配置され、前記吸込管

伝達されるのを小さくすることができる。

さらに、電動機部の上方に、電動機部および圧 線機構部を密閉容器に支持する例れ防止手段を設 けてあるので、電動機部および圧縮機構部が密閉 容器に対して倒れるのを防止できる。

このため、密閉容器と圧組機構部および電動機 部との空間を最小にすることができるうえ、ルー プパイプを密閉容器内に設ける必要がないため、 圧組機の寸法を極めて小さくできる。

したがって、上記技術的手段によれば、圧縮機の扱動が極めて小さいうえに、圧縮機の寸法の小さな、いわゆる小形、低揺動の密閉形電動圧縮機を提供できるという効果がある。

[实施例]

以下、本発明の各実施例を第1図ないし第6図を参照して説明する。

第1回は、本発明の一実施例に係る密閉形電動 圧縮機の縦断面図、第2回は、第1回の圧縮機の 上チャンパを外したときの平面図、第3回は、第 1図の回転子の分割料視図である。

13は、他婦を圧縮機構部2の吸込側である下軸 受8の吸込接続孔15に接続されるように構成されている。

前記吸込管13の吸込口14は、密閉容器1の下チャンパ1bに前記クランク輪9の軸心とほぼ一致する吸込穴17を有する吸込糊手16の当該吸込穴17に挿入されている。そして、吸込総手16の吸込穴17の内周には円周状の御18が形成されており、この滯18と前記吸込口14との間にシール部材に係る合成ゴム概の〇リング19が介設されていて吸込口14を吸込機手16に間動可能に接続している。

これによって、圧縮機に供給される吸込ガスは、吸込接続替20から、吸込機手16、吸込口14、吸込管13を経て下輪受6の吸込接続孔16へ流れて圧縮機構部2のシリンダ7内に供給されるようになっている。吸込接続管20は、例えば冷蔵取の吸込配管(図示せず)と吸込維手16とのろう付けを容易にするためのもので、その一端を吸込維手16にろう付けされている。

圧縮機構部2の下軸受6の下端には、下軸受力パ21がポルト12を介して取り付けられており、ゴイルばね4が、その下軸受力パ21と吸込態手16との間に設けられている。コイルばね4は、その上端部を下軸受力パ21に装着し、その下端部を吸込艇手16の外周面に装着するように、上方の径が大きく、下方の径が小さい1本のコイルばねに形成されている。

第1 図および第2 図に示すように、電助機部3の上方に、固定子22 および22′を圧縮機構部2に固定するための支持験23が設けられている。支持験23は、2個のほぼコの字状をなす支持的が電動機部2の上部中心を横切るように交差し、その交差部に、クランク軸9の軸心とその中心が一致するような穴24 が形成されている。この穴24 には耐摩邦性の良好なスリーブ25 が成入され、このスリーブ25 の内径にはピン26 が挿入され、そのピン26 の上端は密閉容器1の上チャンパ1 a に溶接固定されている。

このように構成することにより、前記コイルば

aの中に鉄線27bを固定子の上。下間と直角な方向に並ぶように分散して配置したもので、磁束は鉄線27bの伸長している方向にのみ度く流れ、それと直角の方向には流れないような、「磁気異方性」の性質を持ち、一方、電流は、網27aの中を自由に流れるように構成されている。

本実施例によれば、圧縮機構部の運転時の扱動を解消するとともに、圧縮機構部および電助機部の倒れを防止し、小形で低振動の密閉形電動圧縮 機を提供できるという効果がある。

効果の皮合は、圧縮機の出力、用途に応じ一体でないが、従来の内部的扱式のループパイプを圧縮機内に有するロータリ圧縮機に対し、圧縮機体 様で10~30%、低動で10~30%低減できる効果がある。

これにより、例えば冷蔵庫の機械室を縮少することができ、冷蔵庫の内容積効率を増大することができるようになるので、本発明の効果は実用上価がで大きいものである。

次に、第4日は、本発明の他の実施例に係る由

ね4で圧縮機構部2と、電動機3とを密閉容器1 に対して弾性的に支持し、前記ピン26で圧縮機 時部2および電動機部3が密閉容器1に対して倒れるのを防止する構造となっている。

型動機部3は、いかのでは、2 2 2 では、いかのでは、いかのでは、2 2 2 でのでは、これでは、2 2 でのでは、これでは、2 2 でのでは、これでは、2 2 でのでは、2 2 では、2 2 では、2 3 はほど、2 3 はほど、2 3 はほど、2 3 はほど、2 3 はほど、3 3 とは、3 3 といいのでは、3 3 といいのでは、4 3 には、4 3 に

第3図は、回転子の構成を示すもので、銅27

第4回に示す突施例の密閉形な動圧縮機は、密閉容器1A内に圧縮機構部2および電動機部3の輸心と(クランク輸9の輸心に相当)を、密閉部器1Aの水平方向中心Xに対し、角度θ傾斜させて収納したもので、圧縮機構部2は第1回の実施例と同様のロータリ圧縮機、電動機部3は第1回の実施例と同様の対方向空線形電動機となっている。

圧縮機構部2と電動機部3とは、電動機部3の回転子27が密閉容器1の底部に貯留されている 砂球油29の油面に接触せず、かつ、吸込機・16Aの機に挿入された0リング19が冷破機・29の油面に接触しないような適切な角度 8に、冷凍機29の油面および密閉容器1Aの水平方向中心Xに対して傾斜させて配置されている。 圧縮機構部2の下軸受6の下端には、第5回にす取

り付けられており、前記下軸受力バ30にはばね 度31が形成されている。

このばね座31と吸込穂手16Aとの間には、ばねアッセンブリ32が設けられている。前記ばねアッセンブリ32は、ばね座31に装着される側は複数着きの密着帝部32aと複数巻きの圧縮コイルばね部32bとで構成され、吸込穂手16Aに装着される部分は、挿入筒33の周囲を1回ないし複数回巻回わしてあって、それらが1本のばね飛線を巻くことによってばねアッセンブリ32を構成している。

電動機部3の上方(第4図では斜め上方)には、 先の第1図の実施例と全く同様に、固定子22、 22′を圧縮機構部2に固定するための支持腕2 3が設けられ、この支持腕23には、クランク軸 9の軸心とその中心が一致するようにスリープ2 5が嵌入され、そのスリープ25の内径にピン2 6が挿入され、このピン28の上端は密閉容器1 Aに格接固定されている。

このように構成することにより、前記はねアッ

このように構成することにより、リング35が 吸込総手16Bの吸込穴17Bの内周面と、外間34の得34aの範面とに、吐出圧力により押し付けられて、吸込ガスが密閉磨器1内に改れることを助止すると同時に、圧縮機構部2の選転時の 観動が、吸込管13と吸込機手16Bとが直接直 結されていないことにより、吸込管13を経由して密閉容器1に伝達されるのを小さくすることに 役立っている。

なお、上記の各実施例においては、第5回に示すばねアッセンブリ32を用いた弾性支持を、第4回の斜め配配の密閉形電助圧縮機に適用した例を説明したが、第1回の機形の密閉形電動圧縮機にも適用できることは含うまでもない。

[発明の効果]:

以上述べたように、本発明によれば、圧縮機構 部の選転時の提動を解消した、小形。低援動の密 閉形電動圧組機を提供することができる。

4.図面の簡単な説明

第1図は、本発明の一実施例に係る密閉形電動

センブリ 3 2 で圧縮機構部 2 , 電動機部 3 を密閉 容弱 1 A に対して弾性的に支持し、前記ピン 2 6 で、圧縮機構部 2 および健助機部 3 が密閉 容器 1 A に対して当初設定した角度 3 を透脱してさらに 例れるのを防止する構造となっている。

したがって、第4図の実施剤によれば、第1図 の実施例と同様の効果が期待される。

次に、第6回は、吸込口と吸込税手との接合に 関する他の実施例を示す拡大期間図である。

第6回に示すように、吸込管13の吸込口14の外周には、円周上の滞34aを有する外筒34が一体に嵌着されており、前記外筒34が挿入される吸込程手16Bの吸込穴17Bの内径は滞のない形状に形成されている。

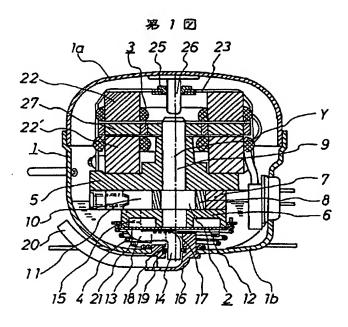
前記外筒34の沸34aと吸込機手16Bの吸込穴17Bとの間に、シール部材に係る四フッ化エチレンを主成分とする合成樹脂製のリング35が装填され、吸込ガス吸込機手16Bを通って吸込口14から吸込性13に流れ、圧縮機構邸2のシリンダ7内に供給されるように構成されている。

圧縮機の縦断面図、第2図は、第1図の圧縮機の上チャンパを外したときの平面図、第3図は、第1図の囲転子の分割斜視図。第4図は、本発明の他の実施例に係る密閉形は動圧縮機の縦断面図、第5図は、第4図の下軸受カバ部の斜視図、第6図は、吸込口と吸込維手との接合に関する他の実施例を示す拡大断面図、第7図のようを動圧縮機の縦断面図、第8図は、第7図のAーA矢視断面図である。

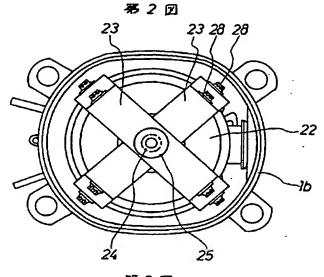
1,1A…密閉容器、2…圧縮機構部、3…電 動機部、4…コイルばね、6…下軸受、9…クラ ンク離、13…吸込管、14…吸込口、18,1 6A,16B…吸込椎手、17,17B…吸込穴、 19…〇リング、20…吸込接線管、21,30 …下軸受力バ、22,22′…固定子、23…支 控験、24…穴、25…スリーブ、26…ピンシ 27…回転子、31…ばね度、32…ばねアッセ ンブリ、32a…密着巻部、32b…圧縮コイル ばね部、34…外筒、35…リング。

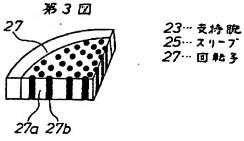
代理人 弁理士 高橋明夫

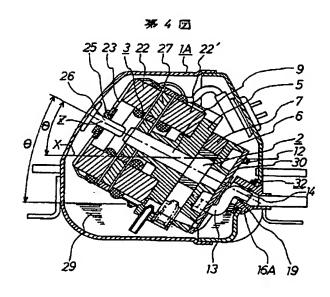
特開平1-203688 (6)

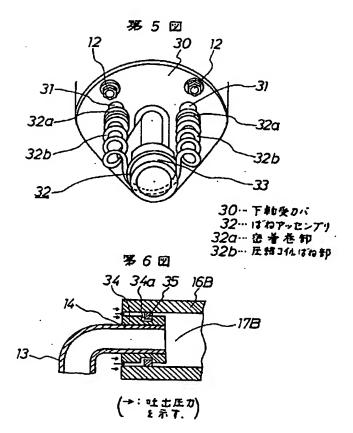


1… 密閉各器 14… 吸込口 2… 圧縮機構卸 76… 吸込紅手 3… 電動機制 17… 吸込欠 4… コ1ルはね 19… 0リンプ 9… クランク軸 21… 下軸受カバ 13… 吸込管 26… ピン









特開平1-203688 (7)

